PAT-NO:

JP401257797A

DOCUMENT-IDENTIFIER:

JP 01257797 A

TITLE:

DIFFUSER OF CENTRIFUGAL COMPRESSOR AND MANUFACTURE

THEREOF

PUBN-DATE:

October 13, 1989

INVENTOR-INFORMATION:

NAME

SUGIMOTO, TAKAO

ASSIGNEE-INFORMATION:

NAME

COUNTRY

KAWASAKI HEAVY IND LTD

N/A

APPL-NO:

JP63084846

APPL-DATE:

April 5, 1988

INT-CL (IPC): F04D029/44, F04D029/42

ABSTRACT:

PURPOSE: To improve the machinability and machining accuracy of the title diffuser by connecting a second side plate to an integrated body consisting of a first side plate and a vane so as to enable the rotary shaft of a rotary cutter for machining a vane to be set in a state perpendicular to the first side plate for carrying out its machining work.

CONSTITUTION: A vane 4 used in a centrifugal compressor is formed so as to become thicker as it approaches a first and second side plates 5, 6. An air passage 11 is formed to have a non-circular cross section or a drum 1 shape cross section and also formed in retreating from end parts 12a, 12b in the axial direction at the front edge of a vane 4. While, the second side plate 6 is connected to the first side plate 5 and the vane 4.

COPYRIGHT: (C) 1989, JPO&Japio

⑩日本国特許庁(JP)

⑪特許出願公開

@ 公 開 特 許 公 報 (A) 平1-257797

®Int.Cl.⁴

識別記号

庁内整理番号

❸公開 平成1年(1989)10月13日

F 04 D 29/44 29/42

T-7532-3H P-7532-3H

審査請求 未請求 請求項の数 2 (全7頁)

図発明の名称 遠心圧縮機のデイフューザおよびその製造方法

②特 願 昭63-84846

20出 願 昭63(1988) 4月5日

20発明者 杉本 隆雄 兵庫県明石市川崎町1番1号 川崎重工業株式会社明石工

場内

⑪出 顋 人 川崎重工業株式会社

兵庫県神戸市中央区東川崎町3丁目1番1号

個代 理 人 弁理士 難波 国英 外1名

明 細 #

1.発明の名称

遠心圧縮機のディフューザおよびその製造方法 2. 特許額束の範囲

(1) 第1の側板と第2の側板との間に設けられたディフユーザベーンが、遠心圧縮機の羽根車の 出口側に対応して配置された遠心圧縮機のディフューザであつて、

上記ディフューザベーンが上記両側板に近づくに従い厚肉に形成されて、非円形断面であつて、かつ断面太鼓形状の空気通路を形成するとともに、上記ディフユーザベーンの前縁における幅方向の始における幅方向の内閣が、上記前縁における幅方向の始に記ディフューザベーンと一体形成され、上記第2の側板が上記ディフューザベーンと一体形成され、上記第2の側板が上記一体の第1の側板およびディフューザベーンに接合されている途心圧縮機のディフューザ、

(2) 第 1 および第 2 の側板とディフユーザベーンとの間に空気通路を形成する遠心圧縮機のディ

フユーザの製造方法であつて、

経断面が太成形状の回転カッタを、その回転軸を円盤状の基材と垂直な状態で、上記空気通路はに沿つて移動させることにより、上記第1の側板上に一体形成されたディフューザベーンの削減における幅方向の中間部を、上記前縁における幅方向の中間部を、上記前縁における幅方のの場話よりも後辺させて形成するように、上記の第1の側板を接合する工程とを有する遠心圧縮機のディフューザの製造方法。

3. 発明の詳細な説明

【産業上の利用分野】

この発明は、ガスタービンの迫心圧級機の羽根 車から噴出される高速空気流を圧縮するディフ ユーザおよびその製造方法に関するものである。

[従来の技術]

従来より、ガスタービンの遠心圧舶機の一部を 構成するものとして、半径流型のデイフユーザが ある(たとえば、実開昭53-82808号公報 お照)。この種のディフユーザとして、ディフユーザベーン(以下、単に「ベーン」という。)
の前縁を、空気通路の幅方向の中間部において後退させたディフユーザが知られている。この一個を郊6 図ないし第8 図に示す。

第6図(a)はディフューザの平面断面を示し、この図において、50はディフューザ、51はペーン、52は空気通路、53は羽根車である・上記ディフューザ50には、円錐状の長側の(気が出す)により、原内な円盤の外周側(矢印用方向)から弾孔(切削)して、第7図のよいる・ 断面円形の空気通路52が多数形成されている。したがつて、ペーン51の前縁54は、第8図に示すように、その幅方向Dの中間部54は、第6に報方向Dの端部54とより、ディフューザの性能が向上する。

つぎに、この性能が向上する理由を簡単に説明する。

上記羽根車53の出口53a側からベーン

3

また、入口角とは、ベーン 5 1 の前縁 5 4 における 凹心 円に 対する 接線 E a , E b と、ベーン 5 1 の側面 5 1 a , 5 1 b とのなす角をいう。

[発明が解決しようとする課題]

ところで、第9図の統出角 a を示す曲線 C の形状は、複雑で、かつ、第6図(a) の羽根車 5 3 の形状などにより異つている。これに対し、上記従来技術によれば、空気通路 5 2 をドリルにより矢印R方向から穿孔して形成しているので、空気通路 5 2 の断面形状が、第7図のように、真円になり、そのため、第8図の前線 5 4 の曲線形状が楕円の円弧形状になる。したがつて、前線 5 4 の形状が、第9図の曲線 C で表わされる流出角 a の変化に十分対応せず、その結果、ディフューザ50の性能を十分に向上させることができない。

また、第6図(a) の空気通路52をドリルにより深孔加工する必要があり、そのため、加工が容易でない。特に、順次、空気通路52を穿孔する際に、長いドリルの先端が、既に穿孔した臍の空気通路52側に逃げるため、スロート部56およ

51に向つて流出する空気流の速度は、羽根車 53のハプ57およびシュラウド58に近い部分 . (幅方向Dの端部)において境界層の影響を受け て小さく、一方、幅方向Dの中央部において大き い。そのため、ベーン51の端部54bに向つて 流れる空気流Bは、第6図(a)の流出角αbが小 さく、一方、中間部54a (第8図) に向つて流 れる空気流Aは、流出角αaが大きい。つまり、 境界層の影響により、第9回のように、流出何 a はシユラウドおよびハブからの幅方向Dの距離に 従つて変化する。そのため、第8図のような中間 部 5 4 a が後退した形状とすることにより、 第6図(a) で示すペーン入口角α a 1 , α b 1 が 第6図(b) に示す中間部でベーン流入角αa2、 端部側でベーン流入角αb2と良く一致して、 第9図で示した流出角αの変化に対応させること ができ、したがつて、ディフューザ性能の向上が 図られる.

なお、流出的α (α a , α b)とは、第 6 図 (a) の空気流 A , B と接線 E とのなす fi をいう。

4

びベーン前録 5 4 の加工構度が低下し、やはり、 ディフユーザ 5 0 の性能が十分に向上しない。

ところで、上記加工を容易にするとともに、加工精度を向上させたものとして、パイプディフューザがある。このパイプディフューザは、テーーパ状の円符ものを関われて、上記窓気通路 5 2 を形成したものとのおいて、上記窓気通路 5 2 を形成したものとのおいて、上記窓気通路 5 2 を形成したものといる。しかイプディフューザでは、対応して第 6 以 が 後退するので、この崩録 5 4 と第 5 4 が 後退するので、この崩録 5 4 と第 5 4 が 後退するので、が不一致となる。のかれ前段 6 の の スロート 値が十分に向上しない。といの前段 7 イプディフューザでは、やはり、 記 8 図の行イプディフューザでは、 やはり、 ディフューザ性能の 1 とができない。

この発明は、上記従来の課題に鑑みてなされた もので、デイフユーザの性能を十分向上させ得る とともに、加工の容易な遠心圧縮機のデイフユー ザおよび その製造方法を提供することを目的としている。

[課題を解決するための手段]

上記目的を造成するために、この出願の請求項(1)の免明は、ペーンが第1 および第2 の側板に近づくに従い厚肉に形成されて、非円形断面であつて、かつ断面太鼓形状の空気道路を形成するとともに、上記ベーンの前縁における幅が向の中間部が、上記前縁における幅方向の媚器よりも後にして形成されている。上記第1の側板はベーンと一体の第1の側板およびペーンに接合されている。

また、請求項(2) の発明は、まず、縦断面が大 鼓形状の回転カッタを、その回転軸を円盤状の悲 材と垂直な状態で、空気通路の沿つて移動させる ことにより、第1の側板上に一体形成されたベー ンを削り出すとともに、ベーンの前縁における幅 方向の中間部を、上記前縁における幅方向の端部 よりも後退させて形成する。ついで、この一体の 第1の側板およびベーンに、第2の側板を接合す

7

上する.

[実施例]

以下、この発明の一実施例を図面にしたがつて説明する。

第1図はガスタービンの途心圧縮機を示す。この図において、1は羽根車、2はハブ、3はシュラウド、20は回転輪であり、上記羽根車1の出口側1aには、ペーン4が対応して配設されてい

上記ペーン4は、第2図のように、第1の側板5上に一体形成されており、第1図の第1の側板5と第2の側板6との間に配設されて、これらとともにディフユーザ7を構成している。8は組立ボルトで、上記一体の第1の側板5およびペーン4に、第2の側板6を締結して接合するとともに、ディフユーザ7をハウジング9に固定している。上記組立ボルト8は第2図の貫通孔10を貫通している。

なお、第1図の1Aは前段の羽根車、2Aは前段のハブで、この羽根車1Aの出口側1aに対し

る.

[作用]

この出願の名請求項の発明によれば、一体の第1の側板およびベーンに、第2の側板を接合するから、ベーンを加工する回転カックの回転軸を、第1の側板に重直な状態に設定して加工できる。したがつて、従来と異なり、深孔加工を施さないので、加工性が向上するとともに、加工精度が向上して、ディフューザの性能が向上する。

また、上配のように、回転カッタの回転軸が、 第1の側板に垂直な状態であるから、太鼓形状の カッタの縦断面形状を適宜設定することにより、 ペーンの前縁の形状を、流出角の変化に十分対応 させることが可能となり、やはり、ディフユーザ の性能が向上する。

さらに、空気通路の断而形状を比較的自在に設定できるので、羽根車の出口幅が小さい場合にも、スロート部の通路面積を十分大きくできるとともに、前線の位置が外周寄りに後退しない。 したがつて、この点からもディフユーザの性能が向

8

ても、何様に、前段のディフユーザ(図示せず) が対応して配設されている。

第3 図は第2 図の町-田線における断而を示す。第3 図において、ベーン4 は、阿側板5 。6に近づくに従い厚肉に形成されて、非円形断而であつて、かつ断面太鼓形状の空気通路11を形成している。したがつて、第2 図のベーン4 の前縁12 は、第4 図のように、幅方向Dの中間部12 aが、前縁12における幅方向Dの端部12 b , 12 c よりも矢印下方向(空気の流れ方向)に後退して形成されている。

この実施例では、ペーン4における第2の側板6の近傍である遊端部4aが、第3図に示すように、大きな角度β(たとえば90°程度)に設定されている。したがつて、第4図のペーン4の前縁12における第2の側板6側の端部12cも大きな角度γを有している。

なお、その他の構成は、第6図の従来例と門様であり、同一部分または相当部分に同…符号を付して、その詳しい説明を省略する。

つぎに、上記デイフユーザ 7 (第 1 図) の製造 方法について説明する。

まず、第5 図の級断面が太鼓形状の回転カツタ13を、その回転軸13aを平板円盤状の基材14の一側流14aと垂直な状態に設定する。この状態で、上記回転カツタ13を回転させなから、第2 図の矢印 R 1, R 2, R 3で示すように、形成されるべき空気通路11に沿つて回転カッタ13を移動させる。この鉄、第5 図の回転カッタ13 は、その側面13 b および先端面13 c で、上記基材14を切削する。これにはり、第3 図のベーン4 は第1の側板5上に一体間11 出されるとともに、第4 図の前縁12の中間部12 a が端部12 b , 12 c よりも後退した形状になる。

こうして一体形成されたベーン4 および第1の 側板5に、第1図の第2の側板6を合わせ、組立 ポルト8により、締結して接合するとともに、ハ ウジング9にディフユーザ7を固定する。これに より、両側板5、6とベーン4との間に空気通路

1 1

ところで、羽根車1の出口幅が小さい場合には、第2図のスロート部56の間隔Wを大きく確て、スロート部56の通路面積を十分大きく確なする必要がある。ここで、この発明は、上記の図の幅方向Dにおける空気通路11の幅D1とを別の幅方向Dにおける空気通路11の幅D1とを見むの間は、大きさに設定できる。したがつて、スロート部で空気流がチョークするおそれがない。その結果、ディフューザ7の性能が向上する。

ところで、第3図のペーン4における第2の側板5の近傍である遊端部4aを、尖つた形状にすると、切削加工や組立中などに、この遊端部4aが欠けるおそれがある。特に、第4図の前録12における第2の側板6側の端部12には、前録12目体が、第2図のように尖つているため、欠け易い。これに対し、この実施例は、第3図のように、ペーン4の遊端部4aが大きな角度βに設定されており、そのため、第4図の端部

11が形成される。

上記機成において、この発明は、一体の第1の側板5 およびベーン4に、第2の側板6 を接合するから、ベーン4を切削加工する際に、第5 図の回転 カッタ1 3 の回転 軸1 3 a を、第1の側板5 に垂直な状態に設定することができる。したがつて、従来と異なり、深孔加工を施さないので、加工が容易になるとともに、第2回の前級12の近衝を切削する際に、回転カッタ13が繰り至気通路11に逃げるおそれがなくなつて、加工精度が向上し、その結果、ディフューザ7 (第1図)の性能が向上する。

また、上記のように、第5 図の回転カッタ 13の回転軸13 aを、第1の側板5に垂直な状態に設定して加工するから、回転カッタ13の縦断面の形状を適宜設定することにより、第4 図の前縁12の曲線形状を、第9 図で表わされる流出角 aの変化に十分対応させることが可能となる。したがつて、やはり、第1 図のディフユーザ7の性能が向上する。

1 2

12 c も大きな角度 y を有している。 したがつて、この端部 12 c および 第 3 図の遊端部 4 a が欠けにくい。

また、一般に、流出角αは第1図のシュラウド 3側のほうが、ハブ2側よりも小さくなる場合が 多い。そこで、第1の側板5に近接している端部 12bを、端部12cよりも径方向内側(上流 側)へ延ばすのが好ましく、このように、延ばした場合、端部12bが端部12cよりも鋭角にな るが、この実施例では、シュラウド3側に配設した第1の側板5にベーン4が一体形成されている から、端部12bを鋭角に形成しても、欠けにくいので、好ましい。

特開平 1-257797(5)

なお、上記更絶例では、第1図の第2の側板6を組立ボルト8によりベーン4に締結したが、必ずしもこうする必要はない。たとえば、拡散溶接や電子ビーム溶接により、第2の側板6をベーン4に溶接接合しても良い。

[発明の効果]

以上説明したように、この発明によれば、太鼓 形状の回転カッタにより、ペーンを切削加工する から、加工が容易になるとともに、ディフユーザ の性能が向上し得る。

4. 図面の簡単な説明

第1 図はこの発明にかかる遠心圧縮機の一実施例を示す縦断面図、第2 図はベーンおよび第1 の側板の平面図、第3 図は第2 図の町一町線断面図、第5 図は加工状態を示す断面図、第6 図は従来のディフユーザを示し、第7 図の町一町線断面図、第7 図は第6 図の町一町線断面図、第8 図は第6 図の晒一皿線断面図、第9 図は空気通路の幅方向における流出角の変化を示す特性図である。

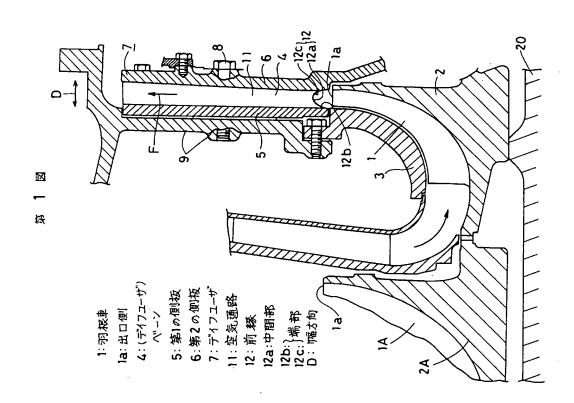
1 … 羽根車、1 a … 出口側、4 … (ディフユーザ) ベーン、5 … 第 1 の側板、6 … 第 2 の側板、7 … ディフユーザ、1 1 … 空気通路、1 2 … 前線、1 2 a … 中間部、1 2 b , 1 2 c … 端部、1 3 … 回転カッタ、1 4 … 茜材、D … 幅方向。

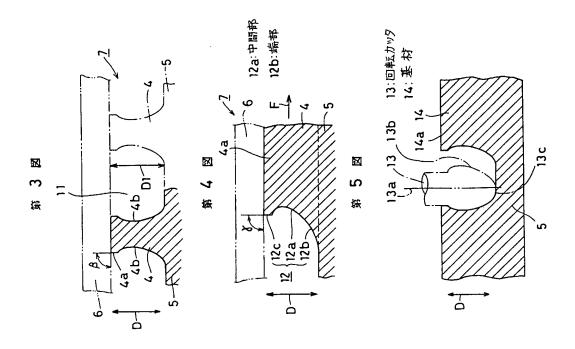
特 許 出 願 人 川崎重工業株式会社 代理人 弁理士 雜被国英(外1名)

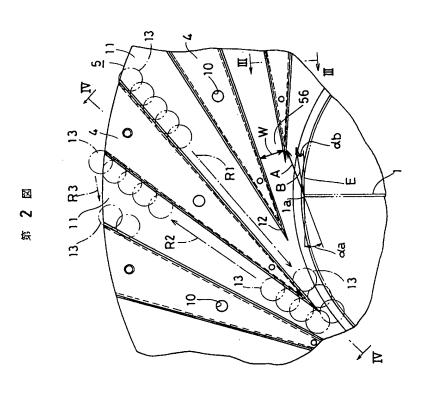
16



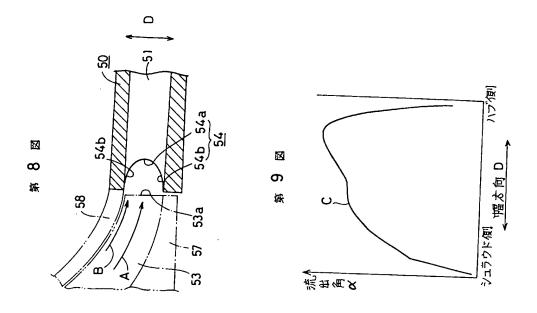
1 5

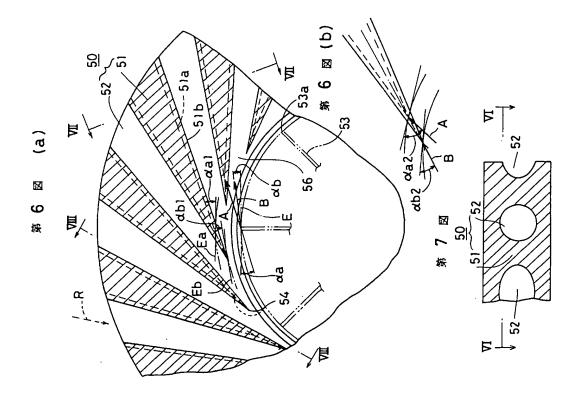






-646-





--647--